研

# 軟体形状の数値的推定

Numerical shape finding of soft bodies

中西康彦\*•中桐 滋\*•吉川 暢宏\* Yasuhiko NAKANISHI, Shigeru NAKAGIRI and Nobuhiro YOSHIKAWA

### 1.はじめに

一つの分類によれば、物体は固体と流体に大別される. この中間に軟体と呼べる区分があると考える.軟体には くらげのようにそもそも軟らかい物質でできているもの と、ピアノ線のように材料自体は硬いが一つの寸法が代 表寸法とケタ違いに小さいので全体として軟らかくなっ ているものとがある.軟体のイメージの一つは、地球上 であれば自重で形が崩れるというものである.形が崩れ るのはかならずしも物が壊れることを意味しない.した がって、崩れた形がどのように納まるかは興味のあると ころである.また、垂下する微量貴重材の工業的回収の 観点から、液滴の成長と滴下の研究が行われている".

本稿では軟体の納まりの形を数値的に推定する手法を 検討する.ピアノ線のような線状構造の納まりの形につ いては、ひずみエネルギー最小の規準により推定できる ことを著者の一人は過去に示した<sup>30</sup>.ここでは、泡や滴の ように空間的な連続構造を有限個のセグメントに分割し、 その形状をセグメントの結線または結点の座標を未知数 にとり、軟体内部の体積一定条件を等式制約条件とする ラグランジェ乗数法により基づいて推定する定式を示し、 数値計算例に定式の妥当性を検証する.

#### 2. 表面積最小規準による定式

ほかに付帯条件がないときに内部体積が一定で表面積 が最小である形は球であることは知られている。縁辺の 形h(x,y) = 0がx, y平面での境界条件として指定されて いるときには、内部体積が一定で表面積が最小となる膜 構造の曲面z = f(x,y)のオイラー方程式は式(1)であ る<sup>3)</sup>.

 $(1 + f_x^2) f_{xx} - 2f_x f_y f_{xy} + (1 + f_y^2) f_{yy} = 0$  (1) ここで、添字は偏微分を意味する。縁辺の形を指定する 境界条件の下でこの非線形偏微分方程式を解くのは困難

\*東京大学生産技術研究所 第1部

であるので,数値的に最小表面積の形を求める定式を以下に述べる.

図1は軸対称の場合について滑らかな膜面のN個の帯 状セグメントへの分割を示す.セグメントの子午線上の 断面形は直線であるとする.黒丸は縁辺の形が一定半径 の円形であることを示す境界条件指定点である.白丸は セグメント結線の位置を示し.n番目の結線位置は原点O からの動径rnとx軸からの方位角のにより定められる.こ の位置が定められれば、軸対称の膜面の形が求められる こととなる.n番目の帯状セグメントの表面積Snは式 (2)により計算される.膜面の内部体積は、このセグメ ントに対応する図中の破線で囲まれた回転対称体に基づ いて式(3)により計算する.lnはn番目のセグメント辺長 とする.全体の表面積と内部体積はN個の和として求め られる.

$$S_n = \pi \left( r_{n+1} \cos \theta_{n+1} + r_n \cos \theta_n \right) l_n \tag{2}$$



図1 軸対称のセグメントへの分割

究 報 速



非軸対称問題に用いる平面三角形セグメント 図2

 $V_n = \frac{1}{3}\pi r_{n+1}r_n(r_{n+1}\cos\theta_{n+1} + r_n\cos\theta_n)$ 

 $\times \sin(\theta_{n+1} - \theta_n)$ (3)

縁辺の形が円でないときの膜面の形は非軸対称になる と予想される。この場合には、図2に示すように滑らか な膜面を平面三角形セグメントの集合として近似する。 図にはn番目の三角形セグメントのみを示してある。こ のセグメントの表面積をSnとし、図中の破線で囲まれた 三角錐の体積をV<sub>n</sub>とする。白丸はセグメント結点を意味 し,その位置は原点からの動径rと二つの方位角により 定められる。この三結点よりSnとVnは適宜の幾何公式に より求められる.

膜面内部の全体積をCで表し、一定値であるとする.こ のとき,内部体積がCに等しく,表面積が最小となる曲面 は体積一定を等式制約条件とする式(4)の汎関数の停留 条件で定められると仮定する.

$$\Pi = \sum_{n=1}^{N} S_n + \mu \left( \sum_{n=1}^{N} V_n - C \right)$$
(4)

ここでμはラグランジェ乗数である. これは長さの逆数 の次元を有するので数学的には曲率に対応している。本 研究においては,方位角は一定に取り,動径rnのみを未知 数に取る。停留条件は式(4)の汎関数のr,とuに関する 微分値を零に等置して得られるが,表式は長大なrnとµ の非線形連立方程式である。これを解くにあたってrn=



種々の体積を有する泡の形 図3

 $Z_n^2$ の変数変換を用いる.ちなみに式(2)と式(3)の $Z_n$ に ついての微分結果のみを式(5)と式(6)に示す.

$$\frac{\partial S_n}{\partial Z_n} = 2\pi Z_n [I_n \cos \theta_n + (Z_{n+1}^2 \cos \theta_{n+1} + Z_n^2 \cos \theta_n) \{Z_n^2 - Z_{n+1}^2 \cos (\theta_{n+1} - \theta_n)\}/I_n]$$

$$(5)$$

$$\frac{\partial V_n}{\partial Z_n} = \frac{2}{3} \pi Z_n Z_{n+1}^2 (Z_{n+1}^2 \cos \theta_{n+1})$$

 $+2Z_n^2\cos\theta_n)\sin(\theta_{n+1}-\theta_n)$ (6)このような微分結果をセグメントの結合に応じて重ね合 わせて非線形連立方程式を得ている。これを解くにあ たっては、以下の式により未知量を初期推定値(上付き 棒記号で示す)と微小未知量(△で示す)の和として表し て微小未知量についての連立一次方程式に変換する。こ の方程式の係数行列は対称行列である2)。

$$Z_n = \overline{Z_n} + \Delta Z_n^{\cdot} (n = 1 \sim N) \tag{7}$$

$$= \overline{\mu} + \Delta \mu \tag{8}$$

この逐次線形化解法をZnの収束解が得られるまで繰り 返す。

μ

3.泡 形

図3は種々の体積を有する軸対称の泡の形を前節の定 式により18個の帯状セグメントにより推定したものであ る。これは内圧の増加により膨らむ泡の変形を追跡した ものではない.小さいCを設定して,初期形状は円錐形と して逐次線形化解法で納まり形状を推定する。大きいC については、小さいCで得られた形状を初期形状として いる。一つの体積については数十回の逐次反復で収束解 



究 谏



緑辺が四角形の泡の形 図5

が得られた。泡の自重を表面張力に対して無視でき、表 面張力係数が均一のとき,表面エネルギー最小は表面積 最小に対応するので,前節の定式が適用可能である。図 4は内部体積が縁辺半径と比較してばく大な場合の形で あり、予想どおりに球形が得られている。また、図5は 縁辺が正四角形である小体積の泡の形を103個の三角形 セグメントにより推定した結果の1/8部分を示す。四角形 縁辺の場合も,内部体積をばく大にするとほとんど球形 となる計算結果が得られている。

## 4. 位置エネルギーと表面ポテンシァルの和最小規準に よる定式

地球上の軟体は重力の影響を受けている。この場合の 軟体の表面形状の推定にあたっては,軟体の一定体積に 対して位置エネルギーと表面ポテンシァルの和が最小と なるように定められるとの仮説を用いる。軟体の質量密 度oと表面張力係数aは一定であるとする。軟体の体積と 形とは無関係であるが、軟体の重心は形に依存する。そ こで, 懸垂線の例にならい4, 軟体の形を重心位置が最低 となるように定められると仮定する。同一体積すなわち 同一重量に対して重心位置を最低にすることは、軟体の 位置エネルギーを最小とすることにほかならない。一方、 軟体と外気の間の表面張力が顕在するばあいを想定する。 このとき、表面張力は軟体の表面積を縮小させる作用を 及ぼす. この作用は一定体積の軟体の表面ポテンシァル を最小とするものである。

したがって、重力下の軟体の形の数値的推定にあたっ ては,式(9)の汎関数の停留条件を用いる。軟体表面の 離散化は2節と同じセグメント分割により、未知量に動 径r<sub>n</sub>とラグランジェ乗数µを取るのも同じである.

$$\Pi = \rho g \sum_{n=1}^{N} h_n V_n + a \sum_{n=1}^{N} S_n + \mu \left( \sum_{n=1}^{N} V_n - C \right) \quad (9)$$

ここでgは重力加速度,  $h_n$ はx, y面からのセグメントの重 心高さを意味し、また右辺第一項は位置エネルギーを、 第二項は表面ポテンシァルを, 第三項は体積一定に関す る等式制約条件を表している。この汎関数について2節 と同じ逐次線形化解法を適用して重力と表面張力の下で の軟体の形が定められる、本節のラグランジェ乗数の次 元は圧力と同じである.

#### 5.滴 ത 形

本節では、縁辺が円形である軸対称の滴の形を取り上 げる. 20°Cの水滴を想定して, ρ=0.001g/mm<sup>3</sup>, a= 7.28dyn/mmとする。図6には18個の帯状セグメントに より推定した底縁半径3mm,体積35.0m<sup>3</sup>で平板上にあ る水滴のスフェロイド形状を黒丸で示す。図中の白丸は, 形状比較のため表面張力係数のみを作為的に上記の値の 0.107倍にして計算した結果である.図7に天井から垂れ る水滴形状の推定結果を示す。本計算では113mm<sup>3</sup>まで の体積について垂下形状を追跡できた、この体積でくび れが生じ、これ以上の体積では収束解は得られない。実 際の現象に当てはめれば、これは滴が滴下する限界と判 断される.

以上の数値計算においては、体積Cを過大にする、底縁 半径を大きく取る,質量密度ρを大きくする,表面張力係

 $\chi(mm)$ 



図6 平板上の水滴の形

数aを小さくとると逐次線形化解法では収束解が得られ なかった。本定式では力の釣り合いを陽には取り扱って いないが、垂下軟体の表面張力はその重力と釣り合うは ずである。上記は、釣り合いが破られて滴はつぶれるか 落下してしまい、解が数値的に得られない例である。

6. おわりに

本稿では,静的問題の範囲内で軟体の納まり形状を推 定する簡単な定式を呈示し,泡と滴についての数値計算 例を示した.形状の安定性および滴の平面内の位置決定 と消長等の動的問題については,定式をさらに洗練する 0 1 2 3 0 C=4.71mm<sup>3</sup> -1 C=28.3mm<sup>3</sup> -3 C=56.5mm<sup>3</sup> 区7 天井から垂れる水滴の形

参考文献

(1990年11月22日受理)

必要が残されている.

- 塩田和則,橋立良夫,野中重夫:表面張力を伴う液滴成 長過程の流れ解析,日本機械学会講演論文集No.900-69 (1990), pp. 59-60.
- 2) 中桐滋:いわゆる納まりの問題について,生産研究,41
   巻,2号(1989),pp.124-127.
- F.モーガン著,儀我美一監訳:石けん膜の数理解析,共 立出版,1990.
- R.クラーン, D.ヒルベルト著,斎藤利弥監訳,数理物理 学の方法,1,東京図書,1963.